arch Title: 00-289.opt User: cpafil - leopold filipovic, s4 65 N: 78-j1041a, Page 1 of 1, Mon Feb 28 15:57:21, VIEWED MARKED

DERWENT PUBLICATIONS LTD.

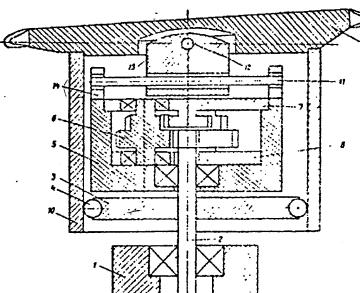
OREM= ★ Q49

J1041A/41 *SU-581-263

Mine heading machine tooling - has planetary reduction gear in cutter head space as link between cutter disc and drive shaft ORE MINING RES INST 08.07.76-SU-385329

(28.11.77) E21c-27/24

Mine heading machine tooling consists of a boom (1) with hollow cutter head complete with disc (9) and pot housing



(10). The cutter head is universally jointed (11,12) to the drive shaft (2), itself fitted with an eccentric disc forming a raceway (3) for the balls (4). To make a more reliable machine, the cutter disc is connecetd to the drive shaft through a planet type reduction gearing (5,6,7)arranged within the cutter head space.

Additional components include the body (5), intermediate gear (6) and gear plate (7) comprising the reduction unit between disc and shaft and a plate for the additional gearing (8). Less power is involved in the machine, both for feed into and work in the face.

The shaft rotates, together with the disc and balls thus passing torque through the gearing (6) to the gear (7). The torque passes on through the universal joint (11) and tab (13) and axis (12) and so through to the cutting disc. The ratio of the gear unit is selected such that with the shaft and disc (3) rotating slower than the cutting disc and its hot housing, as determined by the gearing, the disc (9) in effect oscillates in its plane of attack, alternately approaching and withdrawing from the rock face and thus breaking this out more effectively and faster. Urvantsev V.P., Litviniyuk A.F., Avrushkin E.G. et al, Bul. 43/25.11.77.8.7.76 as 385329 (3pp26)

HERROTEKS MEA

О П И С А Н И Е ИЗОБРЕТЕНИЯ

К АВТОРСКОМУ СВИДЕТЕЛЬСТВУ

(61) Дополнительное к авт. свид-ву-

(22) Заявлено 08.07.76 (21) 2385329/22-03

с присоединением заявки № -

(23) Приоритет -

(43) Опубликовано 25.11.77. Бюллетень № 43

(45) Дата опубликования описания 2811.77

(51) M. Ka. E 21 C 27/24

(11) 581263

(53) УДК 622.232.72: :622.26 (088.8)

(72) Авторы изобретения

Государстванный комитет

Совета Министрев СССР по деяви изобретовия

и открытка

Союз Советских

Социалистических

Республик

В.П.Урванцев, А.Ф.Литвинюк, Э.Г.Аврушкин, Н.Н.Калиниченко и В.И.Закутаев

(71) Заявитель

Научно-исследовательский горнорудный институт

(54) ИСПОЛНИТЕЛЬНЫЙ ОРГАН ПРОХОДЧЕСКОГО КОМБАЙНА

10

Изобретение относится к горному делу, в частности к горнопроходческой технике.

Известен исполнительный орган проходческого комбайна, включающий стрелу 5 и режущий диск [1].

В этой конструкции режущий диск установлен неподвижно на приводном ватлу стрелы перпендикулярно оси его вращения, в результате чего он своими резцами, врезаясь в горную породу, образует глубокие блокированные срезы.

Недостатком такой конструкции является то, что отбойка целика, образованного в процессе резания, происхо- 15 дит за счет колебания (не предусмотренных эксплуатацией) стрелы комбайна или его возвратно-поступательного движения. Это приводит к быстрому износу узлов стрелы, ходовой части комбайна и, как следствие, увеличивается энергоемкость его и снижается производительность. Наиболее близким по технической сущности и достигаемому результату является исполнительный ор- 25 ган проходческого комбайна, включающий стрелу, полую коронку с режущим диском и стаканом, соединенную посредством карданного шарнира с приводным валом, на котором эксцентрично установлен диск с ручьем для шариков на наружной поверхности [2].

Режущий диск приводится во вращательно-колебательное движение, что создает условия для разрушения породы по менее энергоемким срезам (полублокированным, полусвободным, свободным). Это повышает эффективность и уменьшает энергоемкость процесса разрушения пород.

Недостатки названного исполнительного органа заключаются в том, что установка его на серийно выпускаемые комбайны без значительных изменений их конструкции невозможна, так как в их конструкции для придания режущему диску вращательно-колебательного движения используются два автономных привода, а наличие двух раздельных приводов и пуско-регулирующей аппаратуры к ним приводит к усложнению конструкции, обслуживания ее в процессе эксплуатации, что естественно снижает надежность и долговечность работы комбайна, а также влечет за собой его удорожание.

Цель изобретения — повышение надежности работы исполнительного органа.
Это достигается тем, что режущий

диск связан с приводным валом посред-

2

1

45

. 50

4

ством планетарного редуктора, расположенного в полости коронки.

Иа чертеже изображен осевой разрез исполнительного органа.

Исполнительный орган состоит из стрелы 1, вала-шестерни 2, диска с ручьем 3 для шариков 4 на наружной поверхности, эксцентрично закрепленного на приводном валу-шестерне.

Между валом-шестерней и карданным шарниром помещен планетарный редуктор, состоящий из корпуса 5, промежуточной шестерни 6, плиты-шестерни 7 и плиты для размещения промежуточных шестерен 8.

Планетарный редуктор соединен с режущим диском 9, снабженным стаканом 10 посредством карданного шарнира, состоящего из осей 11 и 12, а также сухаря 13, при этом для оси 11 на корпусе планетарного редуктора закреплены проушины 14.

Исполнительный орган работает следующим образом.

При вращении приводного вала-шестерни 2 и эксцентрически закрепленного на нем диска с ручьем 3 крутящий момент через промежуточную шестерню 6 передается на плиту-шестерню 7.

Па корпусе 5 редуктора жестко укреплены плита-шестерня 7 и проушины 14. Крутящий момент передается через ось 11, сухарь 13 и ось 12, соединяющую режущий диск 9 и сухарь 13 карданного шарнира, на режущий диск.

$$\mathbb{E}$$
СЛИ $\mathbb{Z}_{i} \neq \mathbb{Z}_{2} \neq \mathbb{Z}_{3} \neq \mathbb{Z}_{4}$,

TO H
$$\frac{Z_1}{Z_2} = i_1 \neq \frac{Z_3}{Z_4} = i_2$$
,

где Z_1 — число зубьев вала-шестерни;

 ${\rm Z}_2$ — число зубьев части промежуточной шестерни, находящейся в зацеплении с валом-шестерней;

 Z_3- число зубьев части промежуточной шестерни, находящейся в зацеплении с плитой-шестерней;

1, - передаточное отношение

пары вал-шестерня и промежуточная шестерня;

i₂ - передаточное отношение пары промежуточная шестерня и плита-шестерня.

Таким образом, при вращении валашестерни 2 совместно с диском с ручьем 3 со скоростью n_1 , а режущего диска 9 со стаканом 10 — со скоростью $n_2 < n_1 (n_2 > n_1)$ создается опережение , (или отставание) одной из этих пар, что приводит к колебанию плоскости режущего диска 9 относительно осей 11 и 12 карданного шарнира.

При подаче режущего диска 9 на забой его резцы, совершая сложное движение, то приближаются, то отдаляются от груди забоя, разрушая породу.

При этом снижается энергоемкость процесса разрушения пород и повышается надежность работы исполнительного органа.

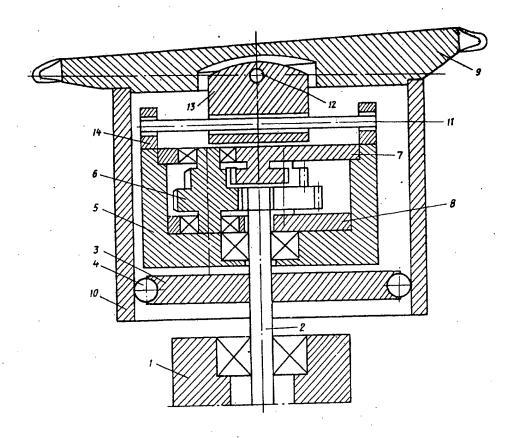
Кроме этого, такое выполнение исполнительного органа позволяет установить его на серийно выпускаемые комбайны без значительных изменений их конструкции.

Формула изобретения

Исполнительный орган проходческого комбайна, включающий стрелу, полую коронку с режущим диском и стаканом, соединенную посредством карданного шарнира с приводным валом, на котором эксцентрично установлен диск с ручьем для шариков на наружной поверхности, о т л и ч а ю щ и й с я тем, что, с целью повышения надежности работы, режущий диск связан с приводным валом посредством планетарного редуктора, расположенного в полости коронки.

Источники информации, принятые во внимание при экспертизе:

1. Авторское свидетельство СССР № 443171, кл. Е 21 С 27/24, 1973.
2. Заявка № 2309575/03, кл. Е 21 С 27/24, 05.01.76, по которой принято решение и выдаче авторского свидетельства.



Составитель А.Шестимиров
Редактор Н.Разумова Техред Н. Андрейчук Корректор А.Лакида
Заказ 4542/27 Тираж 757 Подписное
ЦНИИПИ Государственного комитета Совета Министров СССР
по делам изобретений и открытий
113035, Москва, Ж-35, Раушская наб., д. 4/5

Филиал ППП ''Патент'', г. Ужгород, ул. Проектная, 4